PATENT ABSTRACTS OF JAPAN

(11)Publication number:

08-246889

(43) Date of publication of application: 24.09.1996

(51)Int.Cl.

F02B 37/02 F02M 25/07

F02M 25/07

(21)Application number : 07-048056

(71)Applicant: MITSUBISHI MOTORS CORP

(22)Date of filing:

08.03.1995

(72)Inventor: KOKETSU SUSUMU

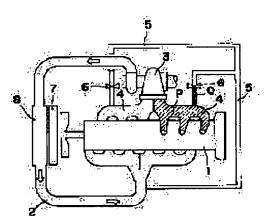
DAIGO YASUNARI FUKANO IZUMI HAKOZAKI RYUZO

(54) ENGINE HAVING SUPERCHARGER

(57) Abstract:

PURPOSE: To prevent the deterioration of a smoke condition of exhaust gas and the deterioration of fuel consumption by reduction in turbine work.

CONSTITUTION: When an EGR device is provided in an engine 1 having a turbocharger 3, a rate of the volume of an EGR passage 5 on the more upstream side than an EGR valve 6 is set not more than 20%. (10%) to the volume of an aggregate exhaust passage 4 up to the turbocharger 3 from an exhaust port of the engine 1, and reduction in boost pressure is prevented by restraining reduction in a peak value of exhaust pulsation pressure. Therefore, the deterioration of a smoke condition of exhaust gas and the deterioration of fuel consumption by reduction in turbine work can be prevented.



LEGAL STATUS

[Date of request for examination]

23.07.1998

[Date of sending the examiner's decision of

11.09.2001

rejection

[Kind of final disposal of application other than the examiner's decision of rejection or application converted registration]

[Date of final disposal for application]

[Patent number]

(19) 日本国特許庁 (JP) (12) 公開特許公報 (A)

(11)特許出願公開番号

特開平8-246889

(43)公開日 平成8年(1996)9月24日

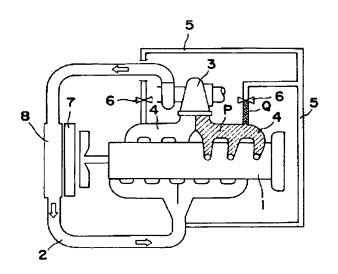
(51) Int.Cl. ⁸	識別記号	F I	技術表示箇所	
F 0 2 B 37/00	302	F 0 2 B 37/00	3 0 2 F	
37/02		37/02	Н	
F 0 2 M 25/07	5 7 0	F 0 2 M 25/07	5 7 0 P	
	5 8 0	5 8 0 A		
		審查請求 未請求	・ 請求項の数2 OL (全 4 頁)	
(21)出顧番号	特顧平7-48056	(71)出願人 000006	000006286	
		三菱自	勁車工業株式会社	
(22) 出顧日	平成7年(1995)3月8日	東京都港区芝五丁目33番8号		
		(72)発明者 纐纈	晋	
		東京都	港区芝五丁目33番8号 三菱自動車	
		工業株	式会社内	
		(72)発明者 醍醐	康徳	
		東京都	港区芝五丁目33番8号 三菱自動車	
		工業株	式会社内	
		(72)発明者 深野	泉	
		東京都	港区芝五丁目33番8号 三菱自動車	
		工業株	式会社内	
		(74)代理人 弁理士	光石 俊郎 (外2名)	
			最終頁に続く	

(54) 【発明の名称】 過給機付エンジン

(57)【要約】

【目的】 タービン仕事の減少による排気ガスの煙の状 態悪化や燃費の悪化を防止する。

【構成】 ターボ過給機3を有するエンジン1にEGR 装置を備えた際に、エンジン1の排気ポートからターボ 過給機3までの集合排気通路4の容積に対して、EGR 弁6より上流側のEGR通路5の容積の割合を20%以 下(10%)に設定し、排気脈動圧力のピーク値の低下 を抑制してブースト圧力の低下を防止し、タービン仕事 の減少による排気ガスの煙の状態悪化や燃費の悪化を防 止する。



1

【特許請求の範囲】

【請求項1】 エンジンの吸気を過給するターボ過給機 と、排気通路と吸気通路とにわたって設けられる排気貫 流通路と、該排気貫流通路に設けられる排気貫流弁とを 備えた過給機付エンジンにおいて、前記エンジンの排気 ポートから前記ターボ過給機までの排気通路の容積に対 して、前記排気貫流弁より上流側の前記排気貫流通路の 容積の割合を20%以下に設定したことを特徴とする過 給機付エンジン。

【請求項2】 前記ターボ過給機は2スクロール形式で あり、前記エンジンの気筒を互いに排気干渉のない気筒 毎の2グループに分割すると共に該2グループ毎に前記 排気通路を集合させて2つの集合排気通路とし、一方の 集合排気通路を前記ターボ過給機の一方のスクロールに 連通すると共に、他方の集合排気通路を前記ターボ過給 機の他方のスクロールに連通したことを特徴とする請求 項1に記載の過給機付エンジン。

【発明の詳細な説明】

[0001]

【産業上の利用分野】本発明は、排気の一部を吸気側に 20 貫流する排気貫流(EGR)装置を備えた過給機付エン ジンに関する。

[0002]

【従来の技術】従来、ターボ過給機を備えたディーゼル エンジンには、排気ガス対策や燃費の向上のために、排 気の一部を吸気の一部に貫流する排気貫流(EGR)装 置を備えたものが知られている(例えば実公平4-10346 号公報参照)。 EGR装置は、排気通路と吸気通路とに わたって排気貫流通路を設け、この排気貫流通路に排気 貫流弁を設けたものである。排気貫流弁を操作すること 30 により、特に、低速領域やエンジン軽・中負荷領域で排 気を貫流させ、排ガス性能を向上させたり燃費を向上さ せるようにしている。この場合、ターボ過給機としては 2スクロール形式を採用しおり、排気の干渉を防ぐため に、エンジンの気筒を2つのグループに分割して(例え ば6気筒であれば前後3気筒づつ)各グループ毎に集合 排気通路を形成し、各集合排気通路をそれぞれのスクロ ールに連通するようにしている。これによって、排気の 干渉を防いで十分な排気脈動圧力を確保した状態で排気 がターボ過給機に導入される。

[0003]

【発明が解決しようとする課題】ターボ過給機を備えた ディーゼルエンジンにEGR装置を取り付けた場合、排 気の貫流を行わない時に排気貫流通路の排気貫流弁まで の間の容積分だけ排気通路の容積が増加した状態にな り、排気貫流通路の管長や管径によっては特に低速域で の排気脈動ピーク圧力値が低下してしまう。排気脈動ピ ーク圧力値が低下すると、ターボ過給機によるタービン 仕事が減少してブースト圧力の低下をもたらし、このた

排気通路の容積が増加した影響によるもので、本来、タ ーボ過給機を備えたディーゼルエンジンでは排気エネル ギーを有効に伝えるために、排気通路の容積はできるだ け小さくすることが望ましい。

【0004】本発明は上記状況に鑑みてなされたもの で、EGR装置を取り付けた場合であっても、ターボ過 給機によるタービン仕事の減少の影響を最小限に抑えた ターボ過給機付エンジンを提供することを目的とする。 [0005]

【課題を解決するための手段】上記目的を達成するため の本発明の構成は、エンジンの吸気を過給するターボ過 給機と、排気通路と吸気通路とにわたって設けられる排 気貫流通路と、該排気貫流通路に設けられる排気貫流弁 とを備えた過給機付エンジンにおいて、前記エンジンの 排気ポートから前記ターボ過給機までの排気通路の容積 に対して、前記排気貫流弁より上流側の前記排気貫流通 路の容積の割合を20%以下に設定したことを特徴とす る。

【0006】そして、前記ターボ過給機は2スクロール 形式であり、前記エンジンの気筒を互いに排気干渉のな い気筒毎の2グループに分割すると共に該2グループ毎 に前記排気通路を集合させて2つの集合排気通路とし、 一方の集合排気通路を前記ターボ過給機の一方のスクロ ールに連通すると共に、他方の集合排気通路を前記ター ボ過給機の他方のスクロールに連通したことを特徴とす る。

[0007]

【作用】エンジンの排気ポートからターボ過給機までの 排気通路、即ち集合排気通路の容積に対して排気貫流弁 より上流側の排気貫流通路の容積の割合を20%以下に 設定したことにより、排気脈動ピーク圧力値の低下を抑 制する。

[0008]

【実施例】図1には本発明の一実施例に係る過給機付エ ンジンの全体構成を示してある。図に示すように、6気 筒のエンジン1の吸気通路2にはターボ過給機3が備え られ、ターボ過給機3は2スクロール形式となってい る。エンジン1の燃焼室には排気ポートを介して前後3 気筒毎の2グループに分割された集合排気通路4が設け られ、前後3気筒毎の排気干渉がないようにされてい る。一方の集合排気通路4はターボ過給機3の一方のス クロールに集合されて連通され、他方の集合排気通路 4 はターボ過給機3の他方のスクロールに集合されて連通 されている。

【0009】それぞれの集合排気通路4には排気貫流通 路(EGR管)5の一端が連通し、EGR管5の他端は エンジン1側における吸気通路2に連通している。それ ぞれのEGR管5の集合排気通路4寄りには排気貫流弁 (EGR弁) 6が設けられ、EGR弁6を操作すること め、煙、燃費が悪化する虞があった。これは、見掛け上 50 により排気の一部が集合排気通路4から吸気通路2に貫 流される。図中の符号で7はラジエータ、8はインタクーラである。

【0010】排気ポートを含めた集合排気通路4の容積Pに対して、EGR弁6より上流側のEGR管5(EGR弁6から集合排気通路4との連通部までのEGR管5)の容積Qの割合Rv、即ち、容積Q/容積Pは10%に設定されている。尚、本願発明における容積P,Qの割合Rvは10%に限定されず、20%以下(好ましくは10%以下)であればよい。

【0011】図2には排気脈動圧力とエンジン1のクランク角との関係を示してある。容積P, Qの割合R $_{\rm v}$ が10%の本実施例の場合(図中実線で示す)に比べて、容積P, Qの割合R $_{\rm v}$ を30%(図中破線で示す)に増加させると、排気脈動圧力のピーク値が低くなる。従って、容積P, Qの割合R $_{\rm v}$ を10%に設定した本実施例では、排気脈動圧力のピーク値の低下を抑制することができる。

【0012】また、図3には排気ガスの煙の状態(黒煙 濃度)と容積P, Qの割合R、との関係を示してある。図に示すように、エンジン1の低回転領域(800rpm)で 20 は、割合R、が10%以下であれば黒煙濃度の増加はほとんどなく、割合R、が20%を越えると黒煙濃度が増加しているのが判る。従って、容積P, Qの割合R、を10%に設定した本実施例では、排気脈動圧力のピーク値の低下が抑制されてブースト圧力の低下が防止され、排気ガスの煙の状態に悪化が生じない。

【0013】また、図4には燃費(1馬力当たりに消費する燃料の重量:g/psh)と容積P, Qの割合Rv との関係を示してある。図に示すように、エンジン1の低回転領域(800rpm)では、割合Rv が10%以下であれば燃 30費の増加はほとんどなく、割合Rv が20%を越えると燃費が増加しているのが判る。従って、容積P, Qの割合Rv を10%に設定した本実施例では、排気脈動圧力のピーク値の低下が抑制されてブースト圧力の低下が防止され、燃費の悪化が生じない。

【0014】上述した過給機付エンジンでは、EGR装置を取り付けた過給機付エンジンにおいて容積P,Qの割合Rvを10%に設定したことにより、排気脈動ピーク圧力値の低下を抑制してブースト圧力の低下を防止することができる。このため、EGR装置を取り付けた場*40

* 合であっても、低速域でのターボ過給機3によるタービン仕事の減少の影響を最小限に抑えて煙の状態及び燃費の悪化を防止することができる。

【0015】尚、上記実施例では、2スクロール形式のターボ過給機3を備えた6気筒のエンジン1を例に挙げて説明したが、ターボ過給機3の形式はこれに限定されるものではなく、また、4気筒のエンジンに適用した場合、2とも可能である。4気筒のエンジンに適用した場合、2グループに分割した集合排気通路4は、例えば、着火順序が第1、第3、第4、第2の順番であれば、第1、第4気筒と、第2、第3気筒とにそれぞれ連通することで、排気干渉を防ぐことができるようになる。

[0016]

【発明の効果】本発明の過給機付エンジンは、ターボ過 給機を有するエンジンに排気貫流装置を備えた際に、エンジンの排気ポートからターボ過給機までの排気通路の容積に対して、排気質流弁より上流側の排気貫流通路の容積の割合を20%以下に設定したので、排気脈動圧力のピーク値の低下を抑制してブースト圧力の低下を防止することができる。この結果、タービン仕事の減少による排気ガスの煙の状態悪化や燃費の悪化を防止することが可能になる。

【図面の簡単な説明】

【図1】本発明の一実施例に係る過給機付エンジンの概略構成図。

【図2】排気脈動圧力とクランク角との関係を表すグラフ。

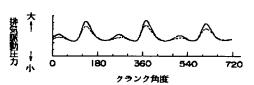
【図3】排気ガスの煙の状態と容積P, Qの割合Rv との関係を表すグラフ。

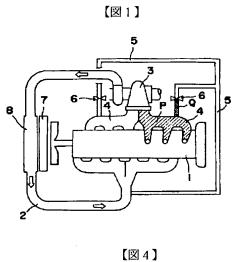
80 【図4】燃費と容積P, Qの割合Rv との関係を表すグラフ。

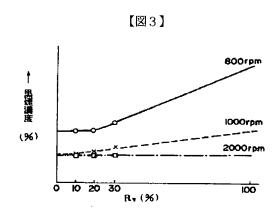
【符号の説明】

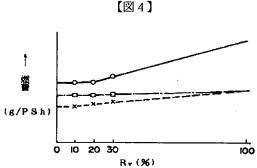
- 1 エンジン
- 2 吸気通路
- 3 ターボ過給機
- 4 集合排気通路
- 5 排気管流通路(EGR管)
- 6 排気貫流弁(EGR弁)
- 7 ラジエータ
- 8 インタクーラ

【図2】









フロントページの続き

(72)発明者 箱崎 隆三 東京都港区芝五丁目33番8号 三菱自動車 工業株式会社内